(19) **日本国特許庁(JP)**

(12)公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2004-90793 (P2004-90793A)

(43) 公開日 平成16年3月25日(2004.3.25)

(51) Int.C1.⁷

ځۍ"

FI

テーマコード(参考)

B60K 7/00 // B60G 3/12

B60K 7/00 B60G 3/12

3D001

B60G 13/16

B60G 13/16

3D035

審査請求 未請求 請求項の数 4 〇L (全 10 頁)

(21) 出願番号 (22) 出願日

特願2002-255115 (P2002-255115) 平成14年8月30日 (2002.8.30)

(71) 出願人 000005278

株式会社プリヂストン

東京都中央区京橋1丁目1〇番1号

(74)代理人 100080296

弁理士 宮園 純一

(72) 発明者 長屋 豪

東京都小平市小川東町3-1-1 株式会

社プリヂストン技術センター内

Fターム(参考) 3D001 BA04 DA03

3D035 DA03

(54) 【発明の名称】 インホイールモータシステム

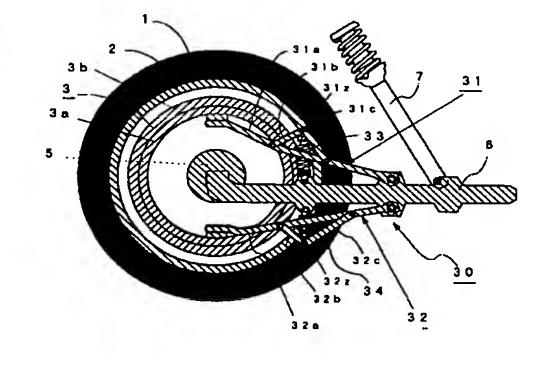
(57)【要約】

【課題】車輪が車両前後方向に伸びるサスペンションア ームに懸架される車両において、不整路走行時の接地性 能、乗り心地性能を向上させるとともに、モータ駆動時 のトルク反力によって生じる走行中の車両不安定性を解 消する。

【解決手段】インホイールモータ3の回転側ケース3b とホイール2とをフレキシブルカップリングで結合する とともに、上記モータの非回転側ケース3aを、サスペ ンションアーム6に取付けられ、モータの非回転側ケー ス3aを揺動可能に支持する支持アーム31a,32a を備えた第1及び第2のモータ支持部材31,32と、 一端がサスペンションアーム6に取付けられ、他端が上 記モータ支持部材31,32に連結された緩衝部材33 , 34とを備えたモータ支持機構30によりサスペンシ ョンアーム6に連結するようにした。

【選択図】

図6



【特許請求の範囲】

【請求項1】

車輪が車両の前後方向に延長するサスペンションアームにより懸架され、上記車輪部に設けられた中空形状のダイレクトドライブモータの回転側ケースとホイールとがフレキシブルカップリングにより結合されたインホイールモータシステムにおいて、上記モータの非回転側ケースを、弾性体及び減衰機構を介してバネ下部品に弾性支持されるモータ取付けプレートに回転可能に取付けるとともに、車両の略前後方向に延長するモータ支持アームを介して、上記サスペンションアームまたは車体に揺動可能に連結したことを特徴とするインホイールモータシステム。

【請求項2】

上記モータ支持アームの延長方向がモータの回転方向に略平行になるように、上記モータ 支持アームとモータの非回転側ケースとを連結したことを特徴とする請求項1に記載のインホイールモータシステム。

【請求項3】

上記モータ支持アームを、モータの非回転側ケースの車軸の略直下もしくは略直上に取付けたことを特徴とする請求項1に記載のインホイールモータシステム。

【請求項4】

車輪が車両の前後方向に延長するサスペンションアームにより懸架され、上記車輪部に設けられた中空形状のダイレクトドライブモータの回転側ケースとホイールとがフレキシブルカップリングにより結合されたインホイールモータシステムにおいて、上記モータの非回転側ケースを、弾性体及び減衰機構を備えた、車両の略前後方向に延長するモータ支持アームを介して、上記サスペンションアームに揺動可能に連結したことを特徴とするインホイールモータシステム。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、ダイレクトドライブホイールを駆動輪とする車両において用いられるインホイールモータシステムに関するものである。

[00002]

【従来の技術】

近年、電気自動車などのモータによって駆動される車両においてはモータを車輪に内蔵するインホイールモータシステムが採用されつつある。ところで、従来のインホイールモータは、例えば、特許第2676025号公報(図7)や、特表平9-506236号公報(図8(a))、あるいは、特開平10-305735号公報(図8(b))に開示されているように、モータ部(70,80,90)が車両の足回りを構成する部品の一つであるアップライトまたはナックルと呼ばれる部品(71,83,93)に接続するスピンドル軸(71J,84)に固定され、モータロータ(70R,80R,94a)及びホイール(72,81,94)が回転可能な構造となっている。

一般に、足回りにバネ等のサスペンション機構を備えた車両においては、ホイールやナックル、サスペンションアームといったバネ下に相当する部品の質量、いわゆるバネ下質量が大きい程、凹凸路を走行したときにタイヤ接地力の変動が増大し、ロードホールディング性が悪化することが知られている。

[0003]

一方、電気自動車などのモータによって駆動される車両においては、スペース効率や駆動力の伝達効率の高さから、モータを車輪に内蔵するインホイールモータが採用されることがある。しかしながら、従来のインホイールモータは、上記のように、モータステータ部が車両の足回りを構成する部品の一つである、アップライトまたはナックルと呼ばれる部品に接続するスピンドル軸に回転可能に固定されるため、上記のバネ下質量がインホイールモータの分だけ増加し、その結果、タイヤ接地力変動が増大し、ロードホールディング性が悪化してしまうといった問題点があった。

10

20

30

40

20

30

40

50

[0004]

そこで、上記のような問題を解決するため、図9に示すように、中空形状のインホイールモータ3のロータ3Rを支持する回転側ケース3bとホイール2とを、複数枚の中空円盤状のプレート21~23を直動ガイド24,25により連結したフレキシブルカップリング20により結合して、上記モータ3のトルクをホイール2へ効率よく伝達させるとともに、上記モータ3のステータ3Sを支持する非回転側ケース3aを、バネ及びダンパーを備えた緩衝機構10Aを介してサスペンションアーム6に懸架することにより、車両の足回り部品に対して弾性支持し、かつ、上下運動方向に拘束する構成のインホイールモータシステムが考えられる。

上記緩衝機構10Aとしては、例えば、図10に示すように、直動ガイド11を介して互いに車両の上下方向に作動方向が限定され、かつ、車両の上下方向に作動するバネ12及びダンパー13により結合された2枚のプレート14,15を備えたもので、具体的には、サスペンションアーム6側に位置するプレート15の4隅に、車両の上下方向に伸縮する4個のバネ12を取付け、その中央部に設けられた孔部15mの両側に、車両の上下方向に伸縮する2個のダンパー13を取付けるとともに、上記プレート14,15を、つったの中心に対して対称な位置に配置された4個の直動ガイド11により結合するもので、14mはプレート14の孔部、16はバネ受け部で、17はダンパー取付け部である。これにより、上記インホイールモータ3を足回り部品に対してフローティングマウントして、上記モータ自身をダイナミックダンパーのウエイトとして作用させることができるので、不整路走行時の接地性能、乗り心地性能を向上させることができる。

[0005]

【発明が解決しようとする課題】

ところで、上記のように、車輪が車両前後方向に伸びるサスペンションアーム 6 により懸架される形式の車両にインホイールモータ 3 を装着すると、モータ 3 が駆動する際に、そのトルク反力によって車軸を中心に車両を持ち上げるようなモーメントが上記サスペンションアーム 6 に発生し、走行中の車両の挙動が不安定になるといった問題点があった。

[0006]

本発明は、従来の問題点に鑑みてなされたもので、車輪が車両前後方向に伸びるサスペンションアームに懸架される形式の車両において、不整路走行時の接地性能、乗り心地性能を向上させるとともに、モータ駆動時のトルク反力によって生じる走行中の車両不安定性を解消することのできるインホイールモータシステムを提供することを目的とする。

[0007]

【課題を解決するための手段】

本発明の請求項1に記載のインホイールモータシステムは、車輪が車両の前後方向に延長するサスペンションアームにより懸架され、上記車輪部に設けられた中空形状のダイレクトドライブモータの回転側ケースとホイールとがフレキシブルカップリングにより結合されたインホイールモータシステムにおいて、上記モータの非回転側ケースを、弾性体及び減衰機構を介してバネ下部品に弾性支持されるモータ取付けプレートに回転可能に取付けるとともに、車両の略前後方向に延長するモータ支持アームを介して上記サスペンシアームまたは車体に揺動可能に連結することにより、上記モータを足回り部品に対してフローティングマウントして、上記モータをダイナミックダンパーのウエイトとして作用で、タイヤ接地性及び乗り心地性を向上させるとともに、モータ駆動時にモータ非回転側に生じるトルク反力を上記トルクロッドにより受け止め、上記トルク反力による走行中の車両不安定性を解消するようにしたものである。

[0008]

請求項2に記載のインホイールモータシステムは、上記モータ支持アームの延長方向がモータの回転方向に略平行になるように、上記モータ支持アームとモータの非回転側ケースとを連結したもので、これにより、上記トルク反力を確実にモータ支持アームの車両前後方向の力として受け止めることができるので、車両の不安定性を効果的に低減することが可能となる。

20

30

40

50

請求項3に記載のインホイールモータシステムは、上記モータ支持アームを、モータの非 回転側ケースの車軸の略直下もしくは略直上に取付けたものである。

[0009]

また、請求項4に記載のインホイールモータシステムは、車輪が車両の前後方向に延長するサスペンションアームにより懸架され、上記車輪部に設けられた中空形状のダイレクトドライブモータの回転側ケースとホイールとがフレキシブルカップリングにより結合で、でインホイールモータシステムであって、上記モータの非回転側ケースを、弾性体及ペンを機構を備えた、車両の略前後方向に延長するモータ支持アームを介して、上記サスペンションアームに揺動可能に連結することにより、上記モータを足回り部品に対してフローティングマウントするとともに、モータ駆動時にモータ非回転側に生じるトルク反力を上記モータ支持アームにより受け止めるようにしたものである。これにより、タイヤ接地性及び乗り心地性を向上させることが可能となるとともに、上記トルク反力による走行中の車両不安定性を解消することが可能となる。

[0010]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の実施の形態について、図面に基づき説明する。

なお、以下の説明中、従来例と共通する部分については、同一符号を用いて説明する。

[0011]

実施の形態1.

図1及び図2は、本実施の形態1に係わるインホイールモータシステムの構成を示す図で、各図において、1はタイヤ、2はリム2aとホイールディスク2bとから成るホイール、3は半径方向に対して内側に設けられた非回転側ケース3aに固定されたモータステータ(以下、ステータという)3Sと、半径方向に対して外側に設けられ、軸受け3jを介して上記非回転側ケース3aに対して回転可能に接合された回転側ケース3bに固定されたモータロータ(以下、ロータという)3Rとを備えたアウターロータ型のインホイールモータである。

4 はホイール 2 とその回転軸において連結されたハブ部、 5 は車両前後方向に伸びるサスペンションアーム 6 に連結された、車両の足回り部品であるナックル、 7 はショックアブソーバ等から成るサスペンション部材、 8 は上記ハブ部 4 に装着されたブレーキディスクから成る制動装置、 1 0 はモータの非回転側ケース 3 a を上記サスペンションアーム 6 に懸架するモータ懸架機構、 2 0 はモータの回転側ケース 3 b とホイール 2 とを結合するフレキシブルカップリングである。

[0012]

上記モータ懸架機構10は、図3(a)にも示すように、モータの非回転側ケース3aとナックル5とを、直動ガイド11を介して互いに車両の上下方向に作動方されたモータのの上下方向に作動するバネ12及びダンパー13により結合されたモータとけプレート14とナックル取付けプレート15の2枚のプレートによって結合するるルグに、図3(b)に示すように、モータの非回転側ケース3aをスライドメ取のけいに、図1及で図2に示すようにであるより側をインンが等から成る連結手段18を介して図2に示すようにあるよータの非に、図1及ででで、上記モータの非に延長と選手アームのでで、これによりからに延長するモータを支持アームのででは、これによりのより部品であるナックル5に対けにに支持さるのよりに、上記サース3aを車両の足回り部品であるナックル5に対けになったのとを表して、上記トルクロッド19の一端を上記サスペンションアーム6に取付けるようには、上記トルクロッド19の一端を上記サスペンションアーム6に取付けるように他端をモータの非回転側ケース3aの車軸のほぼ直下に相当する部分に取付ける。ている。

なお、図3(a)において、14mはプレート14の孔部、15mはプレート15の孔部で、この孔部15mに上記サスペンションアーム6に連結されるナックル5が取付けられる。また、16はモータ取付けプレート14上の上記バネ12の可動部側に設けられたバ

20

30

40

50

ネ受け部で、17はダンパー13を取付けるためのダンパー取付け部である。

[0013]

すなわち、本例のモータ懸架機構10においては、上記図9,10に示した緩衝機構10 Aのモータ取付けプレート14が、上記連結手段18を介して、モータの非回転側ケース 3 a に回転可能に取付けられており、かつ、このモータの非回転側ケース 3 a が車両の略 前後方向に延長するトルクロッド19を介してサスペンションアーム6に揺動可能に連結 されているので、駆動時にモータ3の非回転側にトルク反力が生じた場合には、この回転 力をモータ支持アームである上記トルクロッド19の前後方向の力として受け止めること ができる。

したがって、サスペンションアーム6には車体を持ち上げるようなモーメントは発生しな いので、上記トルク反力による走行中の車両不安定性を解消することが可能となる。 また、本例では、上記のように、上記トルクロッド19を、モータの非回転側ケース3a の車軸のほぼ直下に相当する部分に取付けているので、上記トルク反力を確実にトルクロ ッド19の車両前後方向の力として受け止めることができる。したがって、上記トルク反 力による浮き上がり効果を確実に防止することができ、車両の不安定性を効果的に低減す ることができる。

また、上記モータ懸架機構10により、モータの非回転側ケース3aは、車両の足回り部 品であるナックル 5 に対して弾性的に支持され、上記モータ 3 自身はダイナミックダンパ ーとして作用するので、不整路走行時の接地性能、乗り心地性能を向上させることができ る。

[0014]

図4はフレキシブルカップリングの一構成例を示す図で、このフレキシブルカップリング 20は、複数枚の中空円盤状のプレート21~23と、中央の中空円盤状のプレート22 の表裏に、作動方向が互いに直交するように配置された直動ガイド24,25とを備えて いる。詳細には、ホイール2側に位置するプレート21のホイール2とは反対側の面に、 180°間隔で取付けられたガイド部材24a,24aと、中間のプレート22の上記プ レート21側に取付けられ、上記ガイド部材24a,24aに係合するガイドレール24 b, 24bとから成る直動ガイド24により中空円盤状のプレート21, 22を結合し、 上記プレート22の裏面側で、上記ガイドレール24b,24bを90度回転させた方向 に180。間隔で取付けられたガイドレール25b、25bと、モータ3側のプレート2 3の上記プレート22側に取付けられ、上記ガイドレール25b,25bに係合するガイ ド部材25a, 25aとから成る直動ガイド25により中空円盤状のプレート22, 23 を結合するもので、これにより、モータ軸とホイール軸がどの方向にも偏心可能に結合さ れるので、回転側ケース3bからホイール2へのトルクを効率よく伝達させることが可能 となる。

[0015]

このように、本実施の形態1では、インホイールモータ3の非回転側ケース3aとナック ル5とを、直動ガイド11を介して互いに車両の上下方向に作動方向が限定され、かつ、 車両の上下方向に作動するバネ12及びダンパー13により結合された2枚のプレート1 4. 15によって結合するとともに、上記非回転側ケース3aを、モータ3側に位置する モータ取付けプレート14に回転可能に取付け、更に、上記非回転側ケース3aを、車両 の略前後方向に延長するトルクロッド19を介して上記サスペンションアーム6に揺動可 能に連結するようにしたので、モータ3をダイナミックダンパーのウエイトとして作用さ せ、タイヤ接地性及び乗り心地性を向上させることができるとともに、モータ駆動時にモ ータ非回転側にトルク反力が生じた場合でも、上記トルク反力を車両前後方向の力として 受け止めることができるのでトルク反力による走行中の車両不安定性を解消することでき る。

また、インホイールモータ3の回転側ケース3bとホイール2とを、複数枚の中空円盤状 のプレート21~23を作動方向が互いに直交するように配置された直動ガイド24.2 5により連結したフレキシブルカップリング20で結合することにより、回転側ケース3

20

30

40

50

bからホイール2へのトルクを効率よく伝達させることができる。

[0016]

なお、上記実施の形態1では、上記モータ支持アームであるトルクロッド19の一端をサスペンションアーム6に取付け、他端をモータの非回転側ケース3aに取付けた場合について説明したが、トルクロッド19の一端を車体側に取付けるようにしても同様の効果を得ることができる。

また、上記例では、トルクロッド19を、モータの非回転側ケース3aの車軸の略直下に相当する部分取付けたが、これに限るものではなく、上記トルクロッド19とモータの非回転側ケース3aとを、上記トルクロッド19の延長方向がモータの回転方向にほぼ平行(0°±10°)となるように連結してあればよい。このとき、上記トルクロッド19を、モータの非回転側ケース3aの車軸のほぼ直下に相当する部分、もしくは上記車軸のほぼ直上に相当する部分に取付けることにより、上記トルク反力をトルクロッド19の車両前後方向の力として確実に受け止めることができる。

[0017]

実施の形態2.

図 5 及び図 6 は、本実施の形態 2 に係わるインホイールモータシステムの構成を示す図で、各図において、1 はタイヤ、2 はホイール、3 は半径方向に対して内側に設けられた非回転側ケース3 a に固定されたステータ 3 S と、半径方向に対して外側に設けられ、軸受け 3 j を介して上記非回転側ケース 3 a に対して回転可能に接合された回転側ケース 3 b に固定されたロータ 3 R とを備えたアウターロータ型のインホイールモータ、4 はハブ部、5 は車両前後方向に伸びるサスペンションアーム 6 に連結されたナックル、7 はサスペンション部材、8 はブレーキディスクから成る制動装置である。

また、20は上記実施の形態1に示した、モータの回転側ケース3bとホイール2とを結合するフレキシブルカップリング、30はモータの非回転側ケース3aをサスペンションアーム6に懸架するためのモータ支持機構である。

[0018]

上記モータ支持機構30は、一端が上記車両の前後方向に延長するサスペンションアーム6に取付けられ、モータの非回転側ケース3aをそれぞれ上下方向に支持する第1及び第2のモータ支持部材31,32にそれぞれ連結されたバネ及び減衰機構を備えた緩衝部材33,34とを備えている。

第1のモータ支持部材31は、一端側がサスペンションアーム6の上側に揺動可能に取付けられ、他端側でモータの非回転側ケース3aを支持する支持アーム31aを備えたもので、この支持アーム31aと上記緩衝部材33とを結合することにより、モータの非回転側ケース3aを弾性的に支持するとともに、上記モータの非回転側ケース3aをサスペンションアーム6に対して揺動可能に連結する。なお、本例では、上記緩衝部材33を構成するバネ部材のストロークを大きくとるため、上記支持アーム31a上に、支持アーム31aの上部側に突出し、連結点31zで互いに結合された2本の連結片31b,31cを取付け、上記連結点31zにおいて、上記第1のモータ支持部材31と上記緩衝部材33とを結合するようにしている。

また、第2のモータ支持部材32は、上記第1のモータ支持部材31と同様の構成であり、一端側がサスペンションアーム6の下側に揺動可能に取付けられ、他端側で非回転側ケース3aの上記支持アーム31aとは反対側を支持する支持アーム32aと、この支持アーム32a上に設けられ、連結点32zで互いに結合された2本の連結片32b,32cとから成り、上記連結点32zにおいて、バネ及びダンパーから成る上記緩衝部材34に結合されている。

[0019]

上記構成のモータ支持機構30においては、モータ3の駆動時にモータ3の非回転側にトルク反力が生じた場合でも、上記緩衝部材33,34を備えた上記第1及び第2のモータ支持部材31,32の支持アーム31a,32aが、上記トルク反力を車両前後方向の力

として受け止めるので、上記サスペンションアーム6には車体を持ち上げるようなモーメ ントは発生しない。したがって、上記モータ支持機構30を用いることにより、モータ3 を強固に支持することができるとともに、モータの非回転側ケース3aをサスペンション アーム6に対して揺動可能に連結することができるので、上記トルク反力による走行中の 車両不安定性を解消することが可能となる。

また、上記モータ支持機構30により、モータの非回転側ケース3aを車両の足回り部品 であるナックル5に対して弾性的に支持することができるので、モータ3はダイナミック ダンパーとして作用する。したがって、不整路走行時の接地性能、乗り心地性能を向上さ せることができる。

更に、本例の構成は、上記従来例や上記実施の形態1に示したモータの懸架方法に比較し て、ナックル5周りの構造が大幅に簡素化されているので、ブレーキの冷却にも好影響を 与えることができるという利点を有する。

[0020]

このように本実施の形態2では、インホイールモータ3の回転側ケース3bとホイール2 とをフレキシブルカップリング20で結合するとともに、上記モータの非回転側ケース3 aを、サスペンションアーム6に取付けられ、モータの非回転側ケース3aを揺動可能に 支持する支持アーム31a,32aを備えた第1及び第2のモータ支持部材31,32と 、一端がサスペンションアーム6に取付けられ、他端が上記モータ支持部材31、32に 連結された緩衝部材33,34とを備えたモータ支持機構30によりサスペンションアー ム6に連結するようにしたので、モータ3を強固に支持することができるとともに、駆動 時にモータ3の非回転側にトルク反力が生じた場合でも、上記トルク反力を車両前後方向 の力として受け止めることができるので、上記トルク反力による走行中の車両不安定性を 解消することできる。

また、上記モータ支持機構30は、モータの非回転側ケース3aを車両の足回り部品であ るナックル5に対して弾性的に支持するので、モータ3自身はダイナミックダンパーとし て作用する。したがって、本例においても、不整路走行時の接地性能、乗り心地性能を向 上させることができる。

[0021]

できる。

【発明の効果】

以上説明したように本発明によれば、モータの回転側ケースとホイールとをフレキシブル 30 カップリングで結合し、モータの非回転側ケースをモータ取付けプレートに回転可能に取 付けるとともに、車両の略前後方向に延長するモータ支持アームを介して上記サスペンシ ョンアームに揺動可能に連結するようにしたので、不整路走行時の接地性能、乗り心地性 能を向上させることができるとともに、モータ駆動時にモータ非回転側に生じるトルク反 力を受け止めることができるので、走行中の車両不安定性を解消することができる。 また、上記モータの非回転側ケースを、弾性体及び減衰機構を備えた、車両の略前後方向 に延長するモータ支持アームを介して上記サスペンションアームに揺動可能に連結し、モ ータ駆動時にモータ非回転側に生じるトルク反力を上記モータ支持アームにより受け止め

また、本発明のインホイールモータシステムを採用することにより、スペース効率や駆動 力の伝達効率に優れ、かつ、タイヤ接地力変動の少ないインホイールモータ車を実現する ことが可能となる。

る構成とすることにより、上記トルク反力による走行中の車両不安定性を解消することが

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の実施の形態1に係わるインホイールモータシステムの構成を示す縦断面 図である。

【図2】本発明の実施の形態1に係わるインホイールモータシステムの構成を示す図であ る。

【図3】本実施の形態1に係わるモータ懸架機構とモータの非回転側ケースとの結合方法 を示す図である。

10

20

40

- 【図4】フレキシブルカップリングの一構成例を示す図である。
- 【図 5 】本発明の実施の形態 2 に係わるインホイールモータシステムの構成を示す縦断面図である。
- 【図6】本実施の形態2に係わるモータ支持機構を示す図である。
- 【図7】従来のインホイールモータの構成を示す図である。
- 【図8】従来のインホイールモータの構成を示す図である。
- 【図9】モータがダイナミックダンパー機能を有する構成のインホイールモータシステム の一構成例を示す図である。
- 【図10】図9のインホイールモータに用いられる緩衝機構の構成を示す図である。

【符号の説明】

1 タイヤ、2 ホイール、2 a リム、2 b ホイールディスク、3 インホイールモータ、3 R モータロータ、3 S モータステータ、3 a 非回転側ケース、3 j 軸受け、3 b 回転側ケース、4 ハブ部、5 ナックル、

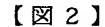
6 サスペンションアーム、7 サスペンション部材、8 制動装置、10 モータ懸架機構、11 直動ガイド、12 バネ、13 ダンパー、14 モータ取付けプレート、14m モータ取付けプレートの孔部、15 ナックル取付けプレート、15m ナックル取付けプレートの孔部、16 バネ受け部、

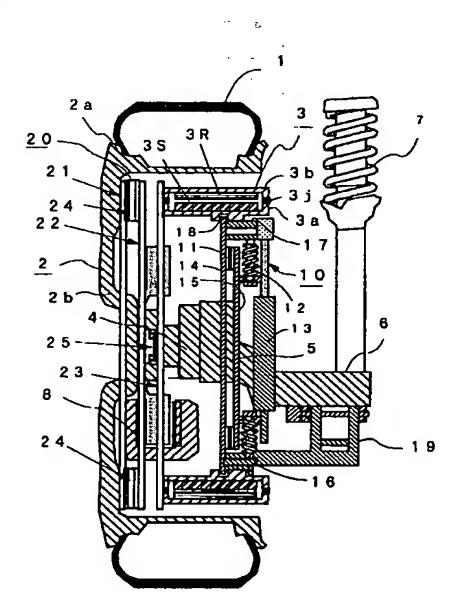
17 ダンパー取付け部、18 連結手段、19 トルクロッド、20 フレキシブルカップリング、21~23 中空円盤状のプレート、24,25 直動ガイド、30 モータ支持機構、31,32 モータ支持部材、

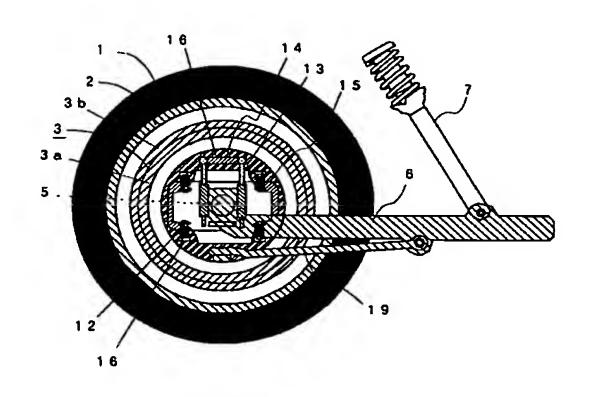
31a, 32a 支持アーム、31b, 31c, 32b, 32c 連結片、

3 1 z, 3 2 z 連結点、3 3, 3 4 緩衝部材。

[図1]





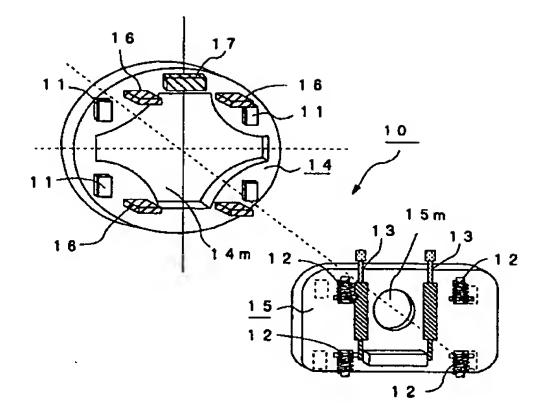


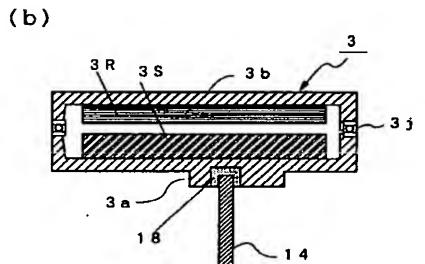
10

20

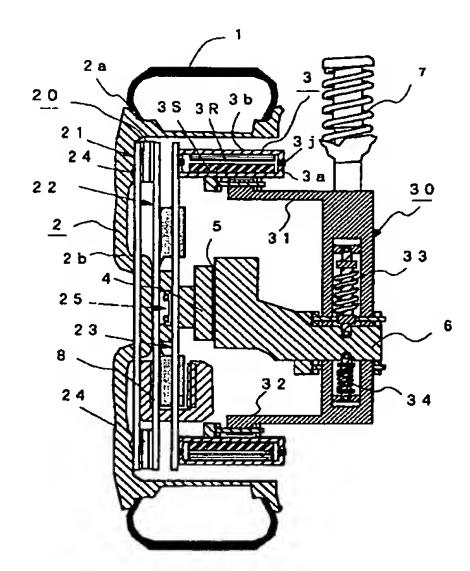
【図3】

(a)

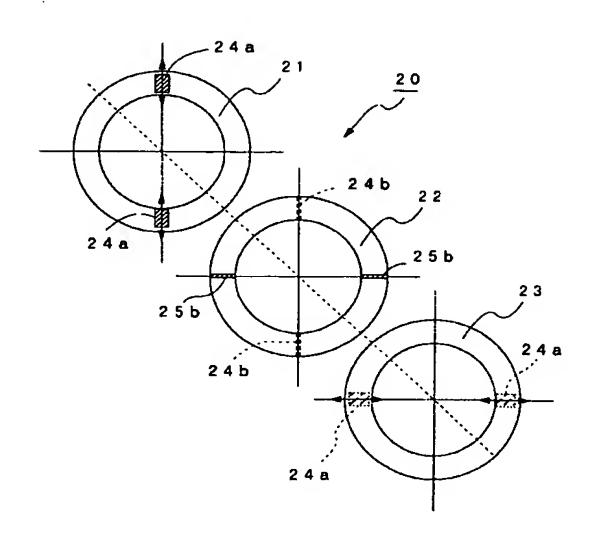




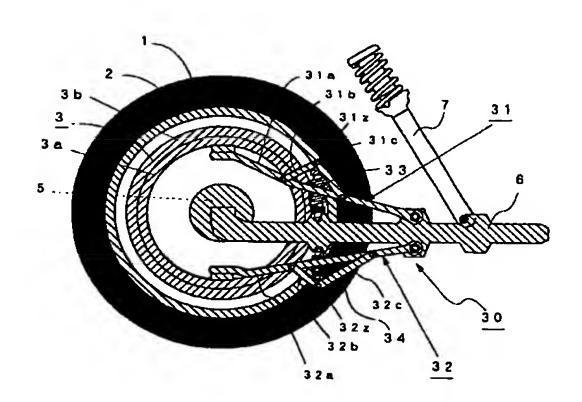
【図5】



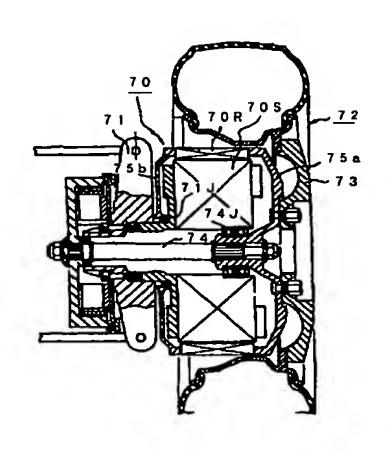
【図4】

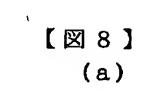


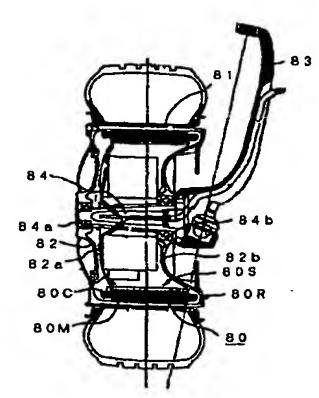
【図6】



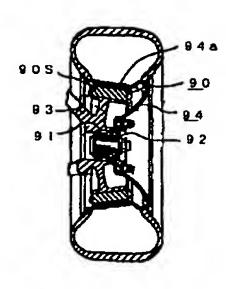
【図7】



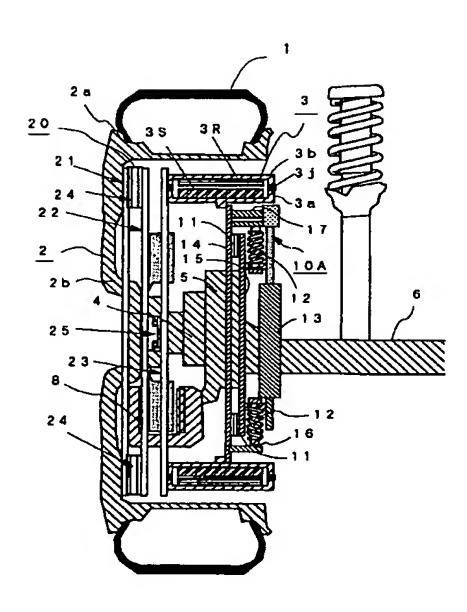




(b)



[図9]



[図10]

